CRUSHER WITH SAFETY DEVICE HAVING AUTOMATIC SET **ADJUSTING MECHANISM**

Patent Number:

JP63118490

Publication date:

1988-05-23

Inventor(s):

SHIBUYA AKIRA; NAGASE TAKAO

Applicant(s):

GO IRON WORKS

Requested Patent:

JP63118490

Application Number: JP19860263017 19861104

Priority Number(s):

JP19860263017 19861104

IPC Classification:

E21C37/10

EC Classification:

Equivalents:

JP1843838C; JP5045300B

Abstract

Data supplied from the esp@cenet database - I2

	×
*	* * *
A A	

① 特 許 出 願 公 告

報(B2) 許公

平5-45300

®Int. Cl. 5

識別記号

庁内整理番号

2000公告 平成5年(1993)7月8日

B 02 C 1/02 # B 02 C 23/04

7824-4D 7112-4D В

発明の数 1 (全7頁)

64発明の名称

明

@発

審

自動セツト調整機構を有する安全装置付破砕機

印特 頤 昭61-263017 60公 昭63-118490

願 昭61(1986)11月4日 ❷出

43昭63(1988) 5月23日

@発 明 者 長 瀬 者

隆雄

韶勝

章

東京都江戸川区松島3-9-3

渋 谷 岐阜県大垣市青柳町1-235

株式会社郷鉄工所 勿出 願 人

岐阜県不破郡垂井町表佐字大持野58番地の2

弁理士 六川 四代 理 人

官 川上 美 査

1

2

の特許請求の範囲

1 箱形の破砕機本体の上部に設けた偏心軸に、 前面に動歯を有するスイングヂョーを搖動自在に 軸設し、前記の破砕機本体の前壁に、該動歯に対 応して固定歯を設けると共に、スイングヂョーの 5 後面下部とトッグルプレートを介して設けたトッ グルプロックに取付けたスリープとシリンダーロ ッドとの特殊材料の締りばめを利用した摩擦力を 有する油圧アクチユエーターとアジヤスト用油圧 度を自動的にセツトすると共に、設定した摩擦力 を超える荷重が加わつた時は、油圧とは関係な く、シリンダーロッドがスリープ内面を滑つて動 き、ロッドを任意の位置まで後退させ出口開度を 構を有する安全装置付破砕機。

発明の詳細な説明

(産業上の利用分野)

本発明は被破砕物排出口の開度の自動セット調 ある。

(従来の技術)

従来破砕機のスイングヂョーに掛かる設定圧力 のセツト調整は、第7図の如くトツグルブロツク け、該間隙にセッチング調整用シム板 c を挿入す る方法が実施され、又第8図の如く、本発明と同

一出願人による実願昭52-2417号(実公昭57-2038号) に示すスイングデヨーeの後面下部と搖 動自在のトツグルブロツクf間に設けたトツグル プレートgを介し、油圧シリンダートに連結した 方法が開示されている。

(発明が解決しようとする問題点)

しかし、前記の従来の技術において、前者はセ ツチング調整用シム板の取付時、トツグルブロツ クaの固定ポルトのユルメ、締付け、或いはテン シリンダーの圧力変化によつて、破砕機の出口閉 *10* ションスプリングiの調整及びトツグルプレート うの交換等に多大の労力と時間を要し、後者は被 破砕物の剛さ及び大きさにより破砕時に発生する 荷重の変化がトッグルプレートjを介して刻々油 圧シリンダートに伝達するため、シリンダーの作 拡開し、安全装置の役目をする自動セット調整機 15 動によつて破砕機の各部が振動する等の問題点が あつた。

(問題点を解決するための手段)

本発明はアジヤスト用油圧シリンダーと破砕反 力の一部を保持する機構を別々に装備するか、V 整機構を有する安全装置付破砕機に関するもので 20 はアジヤスト用油圧シリンダーと破砕反力の一部 を保持する機構を兼用して装備した安全装置付破 砕機で、以下その構成を図によつて説明する。

第1図、第2図は本発明による破砕機の基本的 構成を示すもので、破砕機本体 1 内には、前面に aの後部と、フレーム b 間に所要巾の間隙を設 25 動嫩 2 を設けたスイングヂョー 3 が、該本体 1 の 両側壁4,4の上部に架設した偏心軸5に搖動自 在に挿嵌され、固定歯6は、前記動歯2に対応し

て本体1の前壁7に固定している。

スイングデョー3の背面下部には摺動凹ದを有 するトッグルシート8を設け、本体1の後下部に 固定したブロツク9の前端上部に、前面中間部に 摺動凹溝を有するトッグルシート10を設けたト ツグルプロツク11を設け、トッグルシート8、 10間に両端が夫々トッグルシート8,10内で 摺動自在にトッグルプレート12を挿入設置する 状態でピン13により回転自在に軸設し、トッグ ルプロツク11の上端部間に軸14を架設する。

破砕時において、スイングヂョー3に掛かる圧 力により被破砕物排出口 15 が通常の開度範囲内 で作動するアジャスト用油圧シリンダー16より なる自動セット調整機構 17を設け、設定圧力の 範囲内では、シリンダーロッド18とスリーブ1 9との締りばめにより任意の位置においてロッド 18を固定して荷重を保持し、(第3図参照) 設 定した保持荷重を超える圧力が加わつた場合、シ リンダーロッド18がスリーブ19内面を滑つて 可能な(第4図参照)油圧アクチュエーター20 (例えばヤマナカ鉄工株式会社製のペアロック (商品名)〕による安全装置21をプロック9の後 方に固定し、シリンダーロッド18の先端に嵌着 11間に架設した軸14の中央部に、該軸14に 対し回動自在に装着すると共に、スイングヂョー 3とプロック11,11間をスプリング23,2 3により、常にスイングヂョー3が前方に押圧さ 自動セツト調整を有する安全装置付破砕機Aを構 成する。

(作用)

スイングヂョー3は、頂部の偏心軸5の回転と 動との総合運動により、複雑な形となつており、 スイングデヨー3の下端部においては、その動き が破砕状態に従つて圧縮応力のみならず、剪断、 曲げその他の応力が発生する。

ッグルプレート12に伝わり、更にトッグルブロ ツク11,11、ピン13、油圧アクチュエータ **-20の接続金具22に嵌設する軸14によつて** 構成されたリンク機構部に伝達される。

このリンク機構部はトツグルプレート12と、 トッグルブロック11,11間が摺動可能でトッ グルブロック11,11の一端がブロック9にピ ン13により回動自在に支持され、他端が軸14 によつてシリンダーロッド 18の先端に嵌設され た接続金具22に回転自在に連結されているの で、トッグルプレート12は伝達される様々な応 力の内、曲げ応力等をリング機構部にて吸収除去 し、油圧アクチュエーター20には軸方向の荷重 10 のみが加わることになる。

破砕時において自動セツト調整機構17のアジ ヤスト用油圧シリンダー16を通常の被破砕物を 破砕する場合の設定圧力に調整しておけば、設定 圧力範囲内における圧力の変化に対し、油圧アク 15 チュエーター20のシリンダーロッド18は、該 ロッド18とスリーブ19の摩擦力によって任意 の位置に保持されて破砕物排出口 15の開度は安 定した状態で維持するもので、自動セット調整 は、安全装置21が働いて自動セツト調整機構1 動きシリンダーロッド18を任意の位置まで後退 20 7が開き、任意の位置まで開くとリミットスイツ チ(図示を略す)が働いて油圧ユニツト(破砕機 とは別に設ける)を自動的に操作させる。

油圧アクチュエーター20のスリーブ19とシ リンダーロッド18の間に圧油を流入させて、ス した接続金具22を前記トツグルブロツク11, 25 リーブ19とシリンダーロッド18間の摩擦力を 少なくして、シリンダーロッド18を小さな力の 作用で動くようにする。

アジヤスト用油圧シリンダー16に油を流入し てシリンダーロッド18を動かすと、トッグルブ れる如く槓杆24,24により連結して本発明の 30 ロツク11が動いてトッグルプレート12を介し てスイングヂヨー3が動き自動セット調整機構1 7が開閉する。

必要なセツトに調整した後、アジャスト用油圧 シリンダー16への油の流入を止めて油圧アクチ 下端部に取付けられたトッグルブレート 12の据 35 ユエーター20のスリーブ19とシリンダーロッ ド18の間に入つている圧油を排油させて、スリ ープ19とシリンダーロッド18の摩擦力を元に 戻す。

即ち設定した圧力を超える荷重がトッグルブレ これ等の応力をスイングヂヨー3が受圧し、ト 40 ート12に掛かつた場合は、安全装置21が働い て、自動セツト調整機構 17が開き、シリンダー ロッド18が後退し、後退分に応じてスイングデ ヨー3が固定菌6に対して後退し、固定菌6と動 歯2の間隙が拡大して破砕困難な異物が破砕物排

5

出口15を通過し、異状負荷は軽減され、異物の 通過後、シリンダーロッド18を前進させて、再 び原位置に戻して、油圧アクチュエーター20の アンロツクポート25を通して圧油を抜くとスリ ーブ19が縮んで、スリーブ19とシリンダーロ 5 ッド18の摩擦力は元に戻り、保持機能を回復す ると同時にスイングヂョー3は元の位置に復帰す るので、トッグルプレート12の折損や、破砕機 本体1の破損を防止することが出来、又油圧アク チュエーター20に掛かる異状荷重は軸方向のみ 10 であるからシリンダーロッド18の移動は円滑に 行われ、油圧アクチュエーター20自体の破損を 防止出来るものである。

(効果)

圧シリンダーによる自動セツト調整機構により、 破砕時におけるスイングヂョーに掛かる設定圧力 範囲を調整し、該油圧シリンダーに連動する油圧 アクチュエーターよりなる安全装置により前記設 のシリンダーロッドの移動をスリープとの摩擦力 により任意位置にロックするので、スイングヂョ ーは安定した状態で維持され、破砕困難な異物に より異状荷重が発生し、スイングヂョーがこれを のロックは解除され、ロッドが後退して破砕物排 出口を拡開するので、トッグルプレートの折損や 破砕機本体、自動セツト調整機構及び安全装置の 破損が防止される等の優れた効果を有するもので ある。

(実施例)

第5図及び第6図は、本発明の一実施例を示す もので、破砕機本体31内には、前面に動歯32 を固着し、背面下部に摺動凹溝を有するトッグル 体31の両側壁35,35の上部に架設した偏心 軸36に搖動自在に挿嵌され、固定歯37は前記 動館32に対応して本体31の前壁38に固定し ている。

直方体状で前面に摺動凹溝を有するトツグルブ 40 ロツク40に伝わる。 レート39を設けたトツグルプロツク40は、ス イングヂョー3.4に対応してその後方に、前倒傾 斜した状態で本体31に設けた摺動枠台41内に 前後方に摺動可能に挾持し、該トツグルプロツク

40の背面両側に接続金具42,42を介してト ツグルブロツク前後用の油圧シリンダー43.4 3のロツド側を搖動自在に軸設し、該シリンダー 43,43の後端部を後に述べる後壁プロック体 4 4 に回動自在に取付けると共に、スイングヂョ -34のトッグルシート33とトッグルブロック 40のトッグルシート39間に、両端部が夫々該 シート33,39内で摺動自在にトッグルプレー ト45を挿入設置し、スイングヂョー34とトッ グルプロツク40間をスプリング47, 47によ り常にスイングデョー34が前方に押圧される如 く槓杆48,48により連結する。

6

本体31に、前面49を垂直面とした後壁プロ ツク体44を垂設し、トツグルブロツク40の背 叙述の如き構成及び作用を有する本発明は、油 15 面50と、後壁ブロック体44の前面49間に上 下方向に摺動可能に挾入した前面51をトッグル ブロック40の背面50に対応する傾斜面とし、 背面52を後壁ブロツク体44の前面49に対応 する垂直面としたアジヤストプロック53は、上 定圧力範囲内の圧力に応じて該アクチユエーター 20 面両側に接続金具54,54を介してアジャスト プロツク上下用の油圧シリンダー55,55のロ ツド側を摺動自在に軸設すると共に、該シリンダ -55,55を垂直に起立して他側を本体31上 部に回動自在に取付け、破砕時においてスイング 受圧したときは、シリンダーロッドとスリープ間 25 ヂョー34に掛かる圧力により破砕物排出口56 が通常の開度範囲内で作動する油圧シリンダー4 3, 43及び55, 55よりなる自動セツト調整 機構57を構成すると共に、アジャストプロック 53の中央部に前記破砕機Aに使用した油圧アク 30 チュエーター20と同一機能を有する油圧アクチ ユエーター20′(第3図、第4図参照)による 安全装置58の上端部を固定し、骸アクチュエー ター20'を略垂直にして下端部をプロツク46 に搖動自在に軸着して本発明の一実施例による自 シート33を設けたスイングヂヨー34が、該本 35 動セツト調整機構を有する安全装置付破砕機 A'を構成する。

> 次に上記破砕機A'の作用について説明すると、 破砕作動時においてスイングヂョーが受圧する応 力は、トッグルプレート45を介してトッグルブ

> 自動セツト調整機構 5 7 の油圧シリンダー 4 3, 43及び55, 55を通常の破砕物を破砕す る場合の設定圧力に調整しておけば、該設定圧力 範囲内における圧力の変動に対し、安全装置58

8

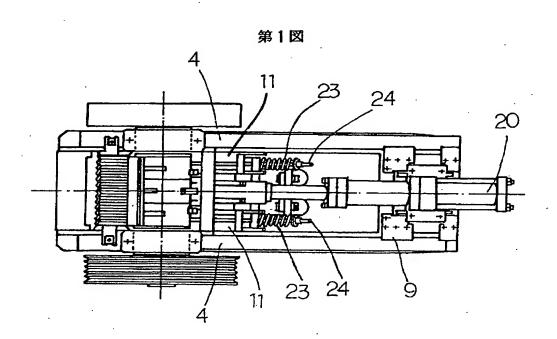
の油圧アクチュエーター20'のシリンダーロッ ド18とスリーブ19の摩擦力によつて任意の位 置に保持されて、破砕物排出口56の開度は安定 した状態で維持される。

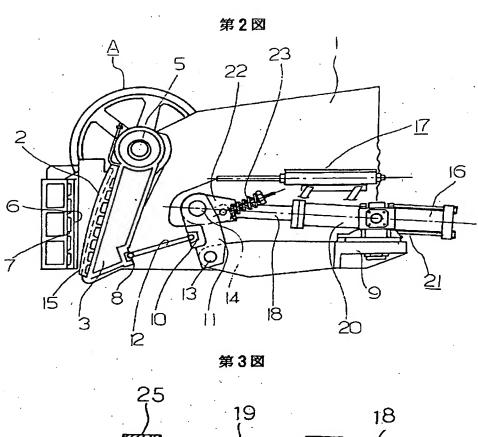
動歯32と固定軸37間に破砕困難な異物等を **幽み込んでトッグルプレート45**に設定した圧力 を超える荷重が掛かつた場合は、油圧アクチユエ ーター20'のシリンダーロッド18がスリーブ 19内面を滑つて動き任意の位置まで後退し、後 退分に応じたスイングヂョー34が固定菌37よ 10 り離れて動歯32と固定歯37の間隙が拡大して 破砕困難な異物は破砕物排出口56を通過して異 状負荷は取り除かれ異物の通過後、油圧シリンダ - 43, 43及び55, 55を利用して再び原位 クチュエーター20'のアンロックポート25を 通して圧油を抜くとスリーブ19が縮んで保持機 能を回復すると同時にスイングデョー34は元の 位置に復帰するので、トッグルプレート45の折 損や、破砕機本体31の破損は防止出来、油圧ア 20 クチュエーター20'にかかる異状荷重は軸方向 のみであるから、シリンダーロッド18の移動は 円滑に行われ、該アクチュエーター20′自体の 破損も防止出来るものである。

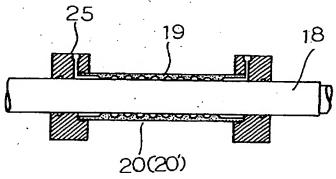
図面の簡単な説明

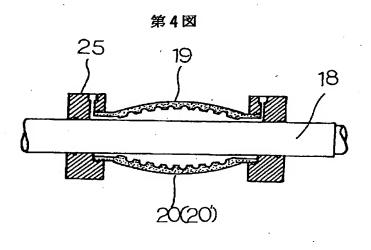
第1図、第2図は夫々本発明の平面及び正面の 概略図、第3図、第4図は安全装置用の油圧アク チュエーターの要部を示し、第3図はシリンダー ロッドをスリーブで保持した状態、第4図は解除 した状態の作用図、第5図、第6図は夫々実施例 による本発明の正面概略図及び要部斜視図、第7 図、第8図は夫々従来技術による破砕機の概略図 を示す。

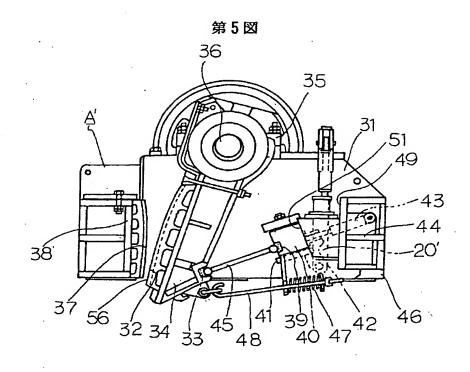
A…本発明の破砕機、1…破砕機本体、3…ス イングヂョー、5…偏心軸、8…トツグルシー ト、10…トッグルシート、11…トッグルブロ ツク、12…トツグルプレート、15…破砕物排 出口、16…アジャスト用油圧シリンダー、17 置までシリンダーロツド18を復帰させて油圧ア 15 …自動セツト調整機構、18…シリンダーロツ ド、19…スリープ、20…油圧アクチユエータ -、21···安全装置、25···アンロックポート、 A'…本発明の一実施例による破砕機、31…破 砕機本体、33…トツグルシート、34…スイン グヂョー、36…偏心軸、39…トッグルシー ト、40…トツグルブロツク、43…油圧シリン ダー、45…トッグルプレート、53…アジャス トプロツク、55…油圧シリンダー、57…自動 セツト調整機構、58…安全装置。



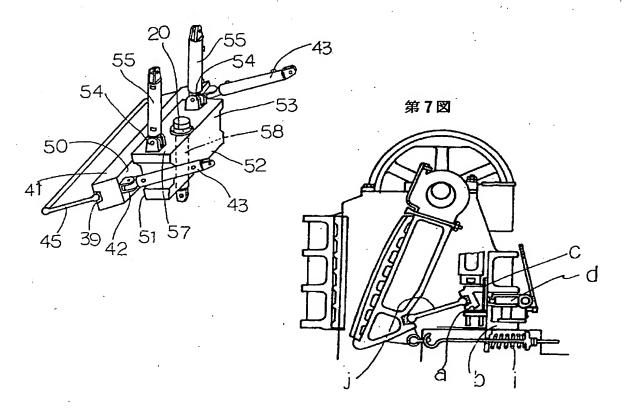


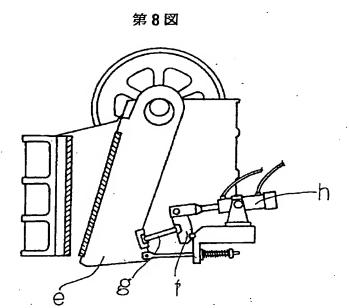






第6図





								1
		/A.					<i>"</i> .	
							-	
							•	
							••	
	•							
	5							
	· ·				•			
				<i>i</i> -	•			
				*				
•								
	- 2 ¹ 2				<i>(</i> *)			
			÷ •					
·								
			÷.	·				
			4					
					•			
			,					
					e f			
					,			
Ψ			l.	•				
						•		
		, in						